

奥达专业生产FBT35防腐防爆轴流风机灵活动用各种场合

产品名称	奥达专业生产FBT35防腐防爆轴流风机灵活动用各种场合
公司名称	德州奥达通风设备有限公司
价格	800.00/台
规格参数	品牌:奥达 型号:FBT35 产地:德州
公司地址	山东省德州市武城县鲁权屯镇滕庄村（注册地址）
联系电话	18653429550

产品详情

奥达专业生产FBT35防腐防爆轴流风机灵活动用各种场合

确定风机的叶轮外径（D）根据风机的压力系数公式再根据经济性的考虑，选用9-26-10的风机。风机功率的确定轴功率风机制造厂都会印有本厂的风机产品样本和目录。在风机产品样本和目录中，通常是按系列、机号列出各种转速下的选用性能表，表中的性能参数值是风机最高效率点90%范围内的数值，并取6-8个性能点的数值，以供选用。各种风道选择方法风压的确定根据管道水力计算确定。通风管道的水力计算是在系统和设备布置、风管材料、各送排风点的位里和风量均已定的基础上进行的。其主要目的是确定各管段的管径(或断面尺寸)和阻力，保证系统内达到要求的风量分配。最后确定风机的型号动力消耗。风管水力计算方法有假定流速法、压损平均法和静压复得法等几种。目前常用的是假定流速法。压损平均法的特点是将已知总作用压头按干管长度平均分配给每一管段，再根据每一管段的风量确定风管断面尺寸。如果风管系统所用的风机压头已定，或对分支管路进行阻力平衡计算。静压复得法的特点是，利用风管分支处复得的静压来克服该管段的阻力，根据这一原则确定风管的断面尺寸。此法适用于高速空调系统的水力计算。假定流速法的特点是，先按技术经济要求选定风管的流速。再根据风管的风量确定风管的断面尺寸和阻力。

我司多数按此法进行风压计算。假定流速法的计算步骤和方法如下：绘制通风或空调系统轴测图，对各管段进行编号，标注长度和风量。管段长度一般按两管件间中心线长度计算，不扣除管件(如确定合理的空气流速：风管内的空气流速对通风、空调系统的经济性有较大的影响确定风管断面尺寸时，应采用通风管道统一规格进行管道选型，以利于工业化加工制作。风管断面尺寸确定后，应按管内实际流速计算阻力。阻力计算应从最不利环路(即阻力最大的环路)开始。当风机在非标准状态下工作时应按式、式对风机性能进行换算，再以此参数从风机样本上选择风机。管道水利计算举例：有一通风除尘系统，风管全部用钢板制作，管内输送含有轻矿物粉尘的空气，气体温度为常温。各排风点的排风量和各管段的长度见图所示。该系统采用滤筒除尘器进行排气净化，除尘器压力损失 $P=1200\text{Pa}$ 。对该系统进行设计计算。确定风管断面尺寸时，应采用通风管道统一规格进行管道选型，以利于工业化加工制作。

风管断面尺寸确定后，应按管内实际流速计算阻力。阻力计算应从最不利环路(即阻力最大的环路)开始。当风机在非标准状态下工作时应按式、式对风机性能进行换算，再以此参数从风机样本上选择风机。

管道水利计算举例：有一通风除尘系统，风管全部用钢板制作，管内输送含有轻矿物粉尘的空气，气体温度为常温。各排风点的排风量和各管段的长度见图所示。该系统采用滤筒除尘器进行排气净化，除尘器压力损对该系统进行设计计算。对各管段进行编号，标出管段长度和各排风点的排风量。根据各管段的风量及选定的流速，确定最不利环路上各管段的断面尺寸和单位长度摩擦阻力。根据表，输送含有轻矿物粉尘的空气时，风管内最小风速为：垂直风管12m/s，水平风管14m/s。考虑到除尘器及风管漏风，取5%的漏风系数，管段6及7的计算风量为 $6300 \times 1.05 = 6615 \text{ m}^3 / \text{h}$ 。确定管段2、4的管径及单位长度摩擦力，见表2-3-5。计算各管段局部阻力:

在现在的传统高压离心式叶轮焊接工艺中,很多时候会出现离心式叶轮在焊接过程出现叶轮变形现象,从而导致叶轮的报废率比较高,后来为防止叶轮变形,大多的高压离心风机厂家一般是按图纸要求先将叶轮后盘与叶片、前盘与叶片点固成形,然后用胎具进行刚性固定后再焊接。